(19)日本国特許广(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公園番号

特開平9-5352

(43) 公開日 平成9年(1997) 1月10日

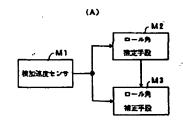
(51) lnt.CL*	識別記号 庁内整理署	号 PI	技術表示箇所	
GO1P 15/00		G 0 1 P 15/00	A	
B60T 8/24		B60T 8/24		
8/58		8/58	A	
F02D 45/00	314	F 0 2 D 45/00	314F	
G 0 1 P 21/00		G 0 1 P 21/00		
		存在 次值 在	t 請求項の数2 OL (全 7 頁)	
(21)出願書号	特顯平7-148770	(71)出題人 000003	(71)出題人 000003207	
		トヨタ	自動車株式会社	
(22) 出顧日	平成7年(1995) 6月15日 爱知県豊田		豊田市トヨタ町1番地	
	•	(72) 発明者 活井	鹤	
		1	・豊田市トヨタ町 1 番地 トヨタ自動 法会社内	
		(74)代理人 弁理士	: 伊東 忠彦	
			·	
		1		

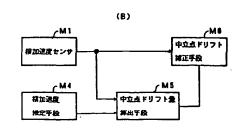
(54) 【発明の名称】 車両の機加速度検出装置

(57)【要約】

【目的】 本発明は車両の横加速度検出装置に関し、横加速度の検出値の精度低下を防止することができることを目的とする。

【構成】 車両の検加速度検出装置は、車両に取り付けられだ検加速度センサM1を用いて車両に加わる検加速度を求める。ロール角推定手段M2は、模加速度センサM1で検出した検加速度に基づいて車両のロール角を推定する。ロール角補正手段M3は、推定したロール角に基づいて検加速度センサで検出した模加速度を補正する。





【特許請求の範囲】

【請求項1】 車両に取り付けられた横加速度センサを 用いて車両に加わる横加速度を求める車両の横加速度検 出装置において。

上記機加速度センサで検出した検加速度に基づいて 車両のロール角を推定するロール角推定手段と、

上記推定したロール角に基づいて上記機加速度センサで 検出した機加速度を補正するロール角補正手段とを有す ることを特徴とする車両の機加速度検出装置。

【請求項2】 車両に取り付けられた横加速度センサの 検出出力から車両に加わる横加速度を求める車両の横加 速度検出装置において。

車両の左右車輪の車輪速度から横加速度を推定する横加 速度推定手段と、

所定期間における上記横加速度センサで検出した横加速 度の平均値と、上記横加速度推定手段で推定した横加速 度の平均値との佴差を中立点ドリフト量として求める中 立点ドリフト量算出手段と、

上記中立点ドリフト量により上記検加速度センサで検出 した検加速度を補正する中立点ドリフト補正手段とを有 することを特徴とする車両の検加速度検出装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業トの利用分野】本発明は重面の補加速度検出装置・ に関し、車両にかかる横方向の加速度を検出する装置に 関する。

[0002]

【従来の技術】従来から、旋回時に車両にかかる横加速 度をセンサにより検出し、検出された横加速度に応じて エンジンの駆動力、又は各車輪の制動力を制御して、車 両の旋回挙動を安定化させることが行われている。

[0003] 例えば、特開平2-70937号公報には、模加速度センサの検出出力に応じてエンジンの駆動力を低減して旋回時の車輪のスリップの発生を防止し、かつ機加速度センサの故障時には左右従動輪夫々の車輪速度から求心加速度を求め、この求心加速度に応じてエンジンの駆動力を低減して旋回時のスリップの発生を防止する加速スリップ防止装置が記載されている。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】従来の加速スリップ防止装置では横加速度センサが故障した場合に求心加速度を求めているが、横加速度センサが故障していない場合であっても横加速度センサによる横加速度の検出精度が 悪化して、適切な制御を行えない場合がある。

【0005】横加速度センサの加速度出力値と誤差量とは図9に示す関係にあり、加速度出力値が0の場合にも 誤差量は-0.1gから0.1gの範囲にある。この誤 差は横加速度センサの取り付け誤差や車両の荷重バラン スがとれてない等により中立点がドリフトすることによ り生じる。また車両がロールした場合にも重力加速度の 影響で横加速度センサの加速度出力値が変動する。

(0006) このような中立点ドリフトや車両ロール角によって検加速度センサで検出した検加速度には誤差が生じ、検出精度が悪化するという問題があった。本発明は上配の点に無みなされたもので、車両のロール角を検加速度センサ出力に基づいて推定し、推定したロール角に基づいて検加速度を補正することにより、検加速度の検出値の特度低下を防止する車両の検加速度検出装置を提供することを目的とする。 (0007) また、本発明は、左右車輪の車輪速度から推定した検加速度と横加速度センサ出力との偏等から中立点ドリフト量を求め、この中立点ドリフト量により検加速度センサで検出した検加速度を補正することにより検加速度の検出値の特度低下を防止する車両の検加速度検出装置を提供することを目的とする。

[8000]

【課題を解決するための手段】請求項1に記載の発明は、図1(A)に示す如く、軍両に取り付けられた積加速度センサM1を用いて車両に加わる横加速度を求める車両の積加速度検出装置において、上記機加速度センサM1で検出した横加速度に基づいて車両のロール角を推定するロール角推定手段M2と、上記推定したロール角に基づいて上記機加速度センサで検出した機加速度を補正するロール角補正手段M3とを有する。

【0009】請求項2に記載の発明は、図1(B)に示す如く、車両に取り付けられた横加速度センサM1の検出出力から車両に加わる横加速度を求める車両の横加速度検出装置において、車両の左右車輪の車輪速度から横加速度を推定する横加速度推定手段M4と、所定期間における上記横加速度センサで検出した横加速度の平均値と、上記横加速度推定手段で推定した横加速度の平均値との偏差を中立点ドリフト量として求める中立点ドリフト量は出手段M5と、上記中立点ドリフト量により上記検加速度をベンサで検出した検加速度を補正する中立点ドリフト補正手段M6とを有する。

[0010]

【作用】請求項1に記載の発明においては、横加速度センサで検出した横加速度から車両のロール角を推定し、この推定ロール角から横加速度センサの検出横加速度に重叠している重力加速度成分を求めて横加速度センサの検出横加速度を補正するため、車両ロールによる横加速度の検出値の誤差を除去して得られる横加速度の精度低下を防止できる。

【0011】請求項2に記載の発明においては、左右事 輪の車輪速度から推定した機加速度と横加速度センサで 検出した機加速度との偏差を中立点ドリフト量として求 め、この中立点ドリフト量により機加速度センサで検出 した機加速度を補正するため、機加速度センサの取り付 け設差や車両の荷重配分の偏り等に起因する誤差を補正 して得られる横加速度の精度低下を防止でき、また所定 期間における推定機加速度の平均値と検出機加速度の平均値の偏差を中立点ドリフト量として求めることにより、演算タイミングやノイズの影響を受けにくく高精度の中立点ドリフト量を求めることができる。

[0012]

【実施例】図2は本発明装置の一実施例の概略構成図を示す。同図中、左右前輪11,12及び左右接輪13,14夫々には車輪速センサ21,22,23,24が設けられており、この車輪速センサ21~24(M1)夫々で検出された4輪夫々の車輪速検出信号は電子制御回路(ECU)25に供給される。

【0013】また、車体に固定された横加速度センサ32は車両の横加速度を検出し、この横加速度の検出信号はECU25に供給される。ECU25は図3に示す如く、中央処理装置(CPU)40と、処理プログラム等を記憶したリードオンリメモリ(ROM)42と、作業領域として使用されるランダムアクセスメモリ(RAM)44と、A/Dコンバータを含む入力ボート回路46と、出力ボート回路48と、不揮発性メモリであるエレクトリックイレーザブルプログラマブルリードオンリ

$$Gy^* = (Gy - g \cdot s i n \theta) / c o s \theta$$

但し、gは重力加速度また、車両のロール角 θ は図6に 示す如き車両のロール例性 γ により次式の如く表わされ $\theta = \gamma (Gy^*) \cdot Gy^*$

この(2)式で実積加速度Gy*の代りに計測横加速度

θ' = γ (Gy) · Gyこの(3) 式を(1) 式に代入して車両ロールによる翻送を補正した機加速度Gy を求める。

$$Gy' = (Gy - g \cdot sin\theta')/cos\theta'$$

ステップS12では上記の(3)、(4)式の計測検加速度Gyとして検出検加速度Gy1を用いてロール角 θ 及びロール角補正検加速度Gy1 を得る。

 $\theta' = \gamma (Gy1) \cdot Gy1$

 $Gy1' = (Gy1-g\cdot sin\theta')/cos\theta'$

$$Gy 2 = (Vf1^2 - Vfr^2) / 2 \cdot df$$

$$Gy3 = (Vr)^2 - Vrr^2)/2 \cdot dr$$

但し、dfはフロントトレッド、drはリアトレッドである。この後、ステップS16に進んで定常走行判定を行う。ここでは、ABS (アンチロックブレーキシステム)で算出された車体速度 $V_{\epsilon 0}$ の絶対値が定数 K_{0} 未満で加速又は減速を行ってないか、かつ、前後輪の推定機加速度の差Gy2-Gy3が定数 k_{1} 未満で車両スピンしていないか、かつ、ロール角補正機加速度Gy1' が定数 k_{2} 未満、かつ推定機加速度Gy3' が定数 k_{4} 未満で低機加速度Gy3' が定数 k_{5} 未満、かつ推定機加速度Gy3' が定数 k_{6} 未満で低機加速度Gy3' が定数gy3' がたるgy3' がたるgy3' がたるgy3' がたるgy3' がたるgy3' がたるgy3' がたるgy3' がたるgy3' がたるgy3' がたる

【0019】ここで、加減速時、又は車両スピン時、又は高機加速度時又は停止時と判別されるとステップS1

メモリ(EEPROM)50とを有し、これらは双方向 住のバス52により互いに接続されている。入力ボート 回路46には車輪速センサ21~24夫々で検出された 信号、模加速度センサ32夫々で検出された信号が入力 される。

【0014】図4はCPU40が実行する横加速度補正処理の一実施例のフローチャートを示す。同図中、ステップS10では横加速度センサ32で検出した検出横加速度Gy1を読み取り、車輪速センサ21~24で検出した左前輪FL、右前輪FR、左接輪RL、右接輪RR大々の車輪速度Vfl、Vfr、Vrl、Vrr大々を読み取る。

【0015】次にロール角推定手段M2及びロール角補正手段M3に対応するステップS12で車両のロールに起因する横加速度センサ出力の誤差補正を行う。ところで、図うに示す如く、車体60がロール角 θ だけ機に傾いている場合、横加速度の計趣値Gyと実際の横加速度Gy*との間にはGy=Gy*・ $Cos\theta+g$ *sin θ 関係がある。これより、

ઢ. [0016]

... (2)

Gyを用いて近似ロール角 θ を求める。

... (3)

... (6)

[0017]

次にステップS14で前輪の車輪速度Vf1, Vfrから横加速度Gy2を推定し、また、後輪の車輪速度Vr1. Vrrから横加速度Gy3を推定する。

[0018]

0に進みステップS10~S14の処理を繰り返す。加 減速しておらず、かつ車両スピンしておらず、かつ低機 加速度で走行中であれば中立点ドリフト量を求めるため にステップS18に進む。これは大きな加減速時又は機 加速度が大きなときには中立点ドリフト量を正確に求め ることができず、また車両停止時には横加速度が発生せ ず、荷物の積み降しや、乗員の乗り降りがあり中立点ド リフト量が変化するおそれがあるからである。

【0020】ステップS18では図7に示す係準時間下において、サンプリング周期も、毎に得られたロール角補正機加速度Gy1'と推定機加速度Gy2夫々の加算平均Gy1A、Gy2Aを求め、これらから中立点ドリフト量αを求める。

[0021]

【数1】

 $GylA = \sum_{t=t}^{12} Gyl' (t)$ $Gy2A = \sum_{t=t}^{12} Gy2 (t)$

a=Gy1A-Gy2A

【0022】この後、ステップS20で(7)式によって得られた α が定数 k_s で表わされる $-k_s$ から k_s までの範囲内か否かを判別する。ここで、 $-k_s \ge \alpha$ 又は $\alpha \ge k_s$ の場合、つまり中立点ドリフト量 α が大きすぎる場合は、信頼性が低いので、その値を捨てステップS10に進み、ステップS10~S20を繰り返す。また、 $-k_s$ $< \alpha < k_s$ であればステップS22に進んでその中立点ドリフト量 α を保持する。上記のステップS14及びS18が中立点ドリフト量算出手段M5に対応する。

 $\alpha^* = (\alpha_n + \alpha_{n-1}^* + \dots + \alpha_{n-k}^*) / (x+1)$

上記の(8) 式を用いることにより、中立点補正値 α * は平均化され、例えば車両の右側に荷重が偏った状態の中立点補正値 α * が突出するようなことがなくなる。【0025】次にステップS30で中立点補正値 α * が定数 k_6 で表わされる $-k_6$ から k_6 までの範囲内が否かを判別し、 $-k_6$ $<\alpha$ * $< k_6$ の場合はステップS32で α * を新たな中立点補正値 α * α * にセットし、ステップS34に進む、ステップS30で $-k_6$ $\ge \alpha$ * 又は α * $\ge k_6$ の場合はステップS36に進んで $-k_6$ $\ge \alpha$ * か否かの判別を行う。そして $-k_6$ $\ge \alpha$ * であればステップS38で新たな中立点補正値 α * α * に $-k_6$ そセットしステップS34に進む、また、 $-k_6$ $< \alpha$ * であればステップS34に進む。また、 $-k_6$ $< \alpha$ * であればステップS34に進む。また、 $-k_6$ $< \alpha$ * であればステップS34に進む。また、 $-k_6$ $< \alpha$ * であればステップS34に進む。

【0026】つまり、新たな中立点補正値 a^* 。が-k。未満、又はk6を超えることがないようにガードを設け、新たな中立点補正値 a^* 6が本来あるべき範囲を超えることを防止し、誤った補正が行われないようにしている。中立点ドリフト量補正手段M6に対応するステップS34では上記のようにして得られた新たな中立点補正値 a^* 6を用いてロール角補正横加速度gy10の補正を行い、補正消積加速度gy11を得る。この後、ステップS10に進み、この処理を繰り返す。

【0027】このように左右車輪の車輪速度から推定した横加速度Gy2Aと横加速度センサで検出した横加速度Gy1Aとの偏差を中立点ドリフト量αとして求め、この中立点ドリフト量により横加速度センサで検出した横加速度のy1"を補正するため、横加速度センサの取り付け誤差や車両の荷重配分の傷り等に起因する誤差を補正して得られる横加速度の精度低下を防止できる。また所定期間下における推定横加速度の平均値と検出機加

... (7)

【0023】次に、ステップS24で後述する異常検出 処理を実行してステップS26に進み、ここで同一値の中立点ドリフト量はが所定回数!!!(例えばmは数回)待られたか否かを判別する。m回に至らない場合はステップS10に進み、ステップS10で多名を繰り返す。同一値のaがm回得られるとステップS26に進み、このaをa。として保持し、次式によりa。と過去の中立点補正値a*。を求める。

-.)/(x+1) ...(8)

速度の平均値の偏差を中立点ドリフト量 α として求めることにより、演算タイミングやノイズの影響を受けにくく高精度の中立点ドリフト量を求めることができる。【0028】なお、本実施例では後輪駆動を前提としており、駆動力が加わらない前輪の車輪速度に基づいて推定した横加速度 G_y 2を用いて中立点ドリフト E_x 企求めている。これにより、駆動力によって車輪速度が変化し、車輪速度から推定される横加速度の精度が低下することを防止できる。したがって、前輪駆動の場合には、後輪の車輪速度から推定した横加速度 G_y 3を用いればよい

【0029】図8は異常検出処理(ステップS24)の詳細なフローチャートを示す。同図中、ステップS50では中立点ドリフト量 α が所定値 k_1 で表わされる $-k_1$ から k_1 までの範囲内であるか否かを判別する。ここで $-k_1$ $< \alpha < k_1$ であればステップS52でカウンタNをゼロリセットして処理を終了する。

【0030】また、ステップS50で-k₁ ≧α又はα ≥k₁ の場合は中立点ドリフト量αが小さすぎ又は大きすぎて異常の可能性があるためステップS54でカウンタNを1だけカウントアップする。次に、ステップS56でカウンタNの値が所定値y(yはmより大きな値である)を超えているか否かを判別し、N≧yの場合は処理を終了する。また、N<yの場合は横加速度センサ32の異常とみなしステップS58で異常検出を行って処理を終了する。

【0031】ここでは中立点ドリフト量αが定数k₇で 与える範囲を超えて過小又は過大となる回数が所定回数 yを超えて連続する場合は、例えばセンサ32の破損、 センサ32の取り付け具の変形、ショックアブソーバの 破損等による異常発生とみなしている。勿論、ステップ S58において警報を発しても良い。

[0032]

【発明の効果】上述の如く、請求項1に記載の発明によれば、機加速度センサで検出した機加速度から車両のロール角を推定し、この推定ロール角から横加速度センサの検出機加速度に重量している重力加速度成分を求めて横加速度センサの検出横加速度を補正するため、車両ロールによる横加速度の検出値の誤差を除去して得られる横加速度の特度低下を防止できる。

【0033】請求項2に記載の発明によれば、左右車輪の車輪速度から推定した機加速度と機加速度と共加速度と大機加速度と大機加速度とンサで検出した機加速度をの偏差を中立点ドリフト量として求め、この中立点ドリフト量により機加速度センサで検出した横加速度を補正するため、機加速度センサの取り付け試差や車両の荷重配分の偏り等に起因する試差を補正して得られる機加速度の精度低下を防止でき、また所定期間における推定機加速度の平均値と検出機加速度の平均値の偏差を中立点ドリフト量として求めることにより、演算タイミングやノイズの影響を受けにくく高精度の中立点ドリフト量を求めることができ、実用上きわめて有用である。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の原理図である。

【図2】本発明装置の機略ブロック図である。

【図3】ECUのブロック図である。

【図4】横加速度補正処理のフローチャートである。

【図5】車両ロールを説明するための図である。

【図6】 横加速度とロール剛性との関係を示す図である。

【図7】中立点ドリフト量の算出を説明するための図である。

【図8】異常検出処理のフローチャートである。

【図9】機加速度センサの加速度出力値と誤差量との関係を示す図である。

【符号の説明】

11~14 車輪

21~24 車輪速センサ

25 ECU

32, Ml 横加速度センサ

40 CPU

42 ROM

44 RAM

46 入力ポート回路

48 出力ポート回路

50 EEPROM

52 バス

M2 ロール角推定手段

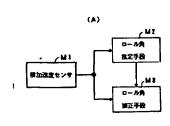
M3 ロール角補正手段

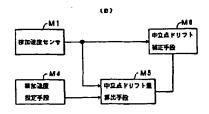
M.4. 横加速度推定手段

M5 中立点ドリフト量算出手段

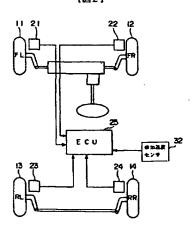
M6 中立点ドリフト量補正手段

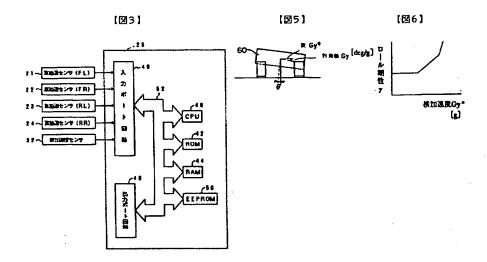
[図1]

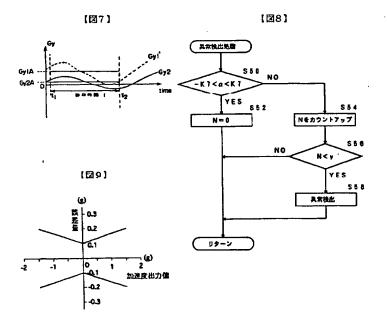




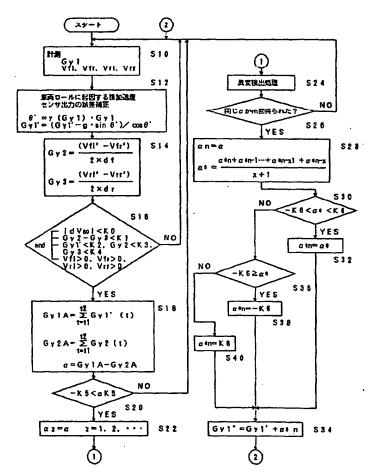
[図2]











: